⑲ 日本国特許庁(JP)

① 特許出願公開

◎ 公 開 特 許 公 報 (A) 平1-312269

⑤Int. Cl.⁴

識別記号

庁内整理番号

❸公開 平成1年(1989)12月18日

F 16 H 57/04 57/02 A-8207-3 J A-8207-3 I

・ 審査請求 未請求 請求項の数 2 (全 7 頁)

図発明の名称 車輌用自動変速機におけるリヤカバー

②特 願 昭63-143383

②出 願 昭63(1988)6月10日

⑩発明者 都築 繁

繁 男

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリ

ユ株式会社内

@発明者 鶴 見 昌 幸

愛知県安城市藤井町高根10番地 アイシン・エイ・ダブリ

ユ株式会社内

⑪出 願 人 アイシン・エイ・ダブ

愛知県安城市藤井町高根10番地

リユ株式会社

倒代 理 人 弁理士 近島 一夫

明 細 書

- 1. 発明の名称
 - 車輌用自動変速機におけるリヤカバー
- 2. 特許請求の範囲
 - 1. 摩擦係合師材用油圧アクチュエータ等の複数の油圧供給部を有すると共に、トランスアクスルケースの一端開口部を閉塞するリヤカバーを備えてなる車輌用自動変速機において、

該リヤカバーの裏面中央部に形成したポス 部に、前記油圧供給部に返過する分配用の返 通部を形成し、

また該リヤカバーの表面に、鋳抜きにより、所定数の凹溝を形成すると共に、該凹溝先端部と前記連通部を連通する所定形状の油穴を形成し、

更に該リヤカバーの表面に、油密状にカバー部材を固定して、前記凹溝を油路となした ことを特徴とする、

車輌用自動変速機におけるリヤカバー。

2 ・ 前記リヤカバーの表面に、 前記凹溝及び油 穴を囲むように、 圧力逃し溝を形成し、 かっ 該圧力逃し溝の所定箇所に、 該リヤカバー 裏 面に連通する貫通孔を形成してなる、

請求項(1) 記載の車輌用自動変速機におけるリヤカバー。

3. 発明の詳細な説明

(イ) 産業上の利用分野

本発明は、車輌用自動変速機におけるリヤカバーに係り、詳しくはリヤカバーに形成した油路の 構造に関する。

(1) 従来の技術

した油路を介して油圧が供給されている。

近時、本出願人は、例えば特開昭62-155357号公報に示されるように、リヤカバーにて動を支持すると共に、 該リヤカバーに油路を形成し、 該油路を介して複数の抽圧アクチュエータ及び潤滑油路に油圧を供給した車輌用自動変速機を 変出した。

該リヤカバー1は、第8図に示すように、その中央部分に軸2を支持すると共に油圧を分配するが形成されており、かつその側には油路を形成するための突条5(第9図多照)が形成されている。そして、該突条5には機械加工により油路6…が形成されて形成された機大のに延端がボス3に機械加工にて連通凹部7…に連通がボス3に機械加工にで連通凹部7…に連通がボス3に機械加工に、基端部がブラグ9により栓止めされている。

これにより、第11図に示すように、所定油路 6a、6b、6c、例えば第1の油路6aを介し て第1のクラッチ(フォワードクラッチ)C:用

はドリルにより穿孔される関係上、直線形状しかとり得ず、油路 6 …の準入位置及びポス3部分での連通位置が規制され、ケースから油路 6 …への導入位置及び各供給箇所への導出位置並びに供給箇所の数が制限され、設計の自由度が大幅に制限されると共に、長い孔加工及びメクラ栓作業のため、生産性をも制限されている。

そこで、本発明は、鋳抜きにより抽路を形成し、もって上述課題を解消することを目的とする ものである。

(二) 課題を解決するための手段

本発明は、上述事情に鑑みなされたものであって、例えば第1回ないし第5回を参照して示すと、 摩擦保合部 材用油 圧アクチュエータ (11), (12), (13)を有すると共に、トランスアクスルケース (15)の一端関ロ部 (15 a)を開塞するリヤカバー (1)を備えてなる車輌用自動変速機において、該リヤカバー (1)の裏面中央部に形成したボス郎 (3)に、前記油圧供給部

ピストン 1 1 a に 加圧を供給し、更に第2の油路 6 b を介して第2のクラッチ(リバース&ハイク ラッチ) C a 用ピストン 1 2 a に 油圧を供給し、 更に第3の油路 6 c を介して軸 2 に形成した潤滑 油路 1 3 に油圧を供給する。

(Λ) 発明が解決しようとする課題

ところで、上述リヤカバー1に形成した油路 6 … は、ドリルにより 算設されるため、 第 9 図に示すように 断面が 円形 からなり、 従って 油流量を 増大すべく 断面積を大きくするには、 破線で示すように 突条 5 部分を高くしなければならず、 その結果、 自動変 連機の 軸方向寸法の 増大を招いてしま

また、第10図に示すように、ボス3に形成した油路孔8…と遙遠凹部7…の遙遠断面積を大きくするには、油路孔8…が断面円形からなる関係上、その直径を大きくする必要があり、その結果、ボス3の直径を大きくして、クラッチ等の配置を困難にしてしまう读れがある。

更に、例えば第11図に示すように、油路8…

(11), (12)に連通する分配用の連通部(7a), (7b)を形成し、また該リヤカバー(1)の表面に、鋳抜きにより、所定数の凹溝(16a), (16a)を形成すると共に、該凹溝先端部と前記連通部(7a), (7b) 建通する所定形状の油穴(17a), (17b) を形成し、更に該リヤカバー(1)の表面に、油密状にカバー部材(19)を固定して、約記凹溝(16a), (16b), (16c)を油路となしたことを特徴とする。

また、前記リヤカバー(1)の表面に、前記凹 沸(16a)、(16b)、(16c)及び油穴 (17a)、(17b)、(17c)を囲むよう に、圧力逃し禕(20)を形成し、かつ該圧力逃 し溝(20)の所定箇所に、該リヤカバー裏面に 速速する貧温孔(21)…を形成すると好まし

(*) 作用

以上構成に基づき、凹構 (16a), (18 b), (16a)にて構成される油路に供給され る油圧は、油穴(17a)。(17b)から速温
即(7a)。(7b)を介してまたは直接に各油
圧供給部(11)。(12)。(13)に送られ
る。また、各油圧供給部からのドレーンも同様
に、油孔及び油路を介して行われる。この際、例
えば第4図に示すように、流量を増大するには凹
減(16…)の溝幅を拡げれば足り、また例えば
第5図に示すように、油穴(17a)。(17b)の形状を幅広に投定することにより、流通面
積を広く設定でき、更に例えば第6図及び第7図
に示すように、鋳抜き成形からなる凹溝(16
…)に基づく油路は自由に曲げることが可能である。

(4) 実施例

以下、図面に沿って、本発明の実施例について説明する。

車輌用自動変速機 2 5 は、第 1 図に示すように、入力軸 2 及びプラネタリギャ 2 7 等からなる 多段変速機構を有しており、該変速機構は鋳造製 のトランスアクスルケース 1 5 に収納されてい

ングを構成する第1のピストン部材11a及びチュスのピストン部材12aにて第2の油圧アクロンチストン部材12aの背面と前に、該第2の消配に、該第2の背面と前記野部材26に増加している。更に、該第2の背面と前記野部材26に増加が30にはスプリング30は第2のピストの間にはスプリング30は部材11aの先端のにはサングがを構成している。前記が中でではが11aの先端的にはサンクのができるのができるのではないができるのができる。またでは、12cでは、12cでは、12cでは、12cでは、12cでは、12cでは、15cでは

一方、リヤカバー1は、第2図及び第3図に詳示するように、その周囲に多数(8個)の締付けボルト28用のラグ32…が形成されており、またその裏面中央部に突出してボス3が形成されている。そして、該リヤカバー1の表面1aには、鉄抜きにより所定形状からなる3本の凹溝16

る。更に、該アクスルケース15の後端は閉口し ており、該開口部15aには鋳造製のリヤカバー 1 がポルト28により固定されて閉塞されてい る。また、該カバー1の位置する変速機構の後端 部において、入力軸2に鋼部材28が固定されて おり、更に該銷部材26の先端部には内方に向け て延びる大径のドラム部材29が固定されてい る。そして、該ドラム部材29の内径側には第1 のピストン部材118が軸方向に指動自在にかっ 相対回転を阻止されて油密状に嵌合されており、 シリンダを構成するドラム部材29及び第1のピ ストン郎材11aにて第1の油圧アクチュエータ 11を構成している。更に、該ドラム郎材29の 先端郎とブラネタリギヤ27の所定要素、具体的 にはリングギャ27Rとの間に第1のクラッチ(フォワードクラッチ)C:が介在しており、該ク ラッチC 1 は前記第1のピストン部材11aにて 断接操作される。一方、該第1のピストン部材1 1aの内径側には軸方向摺動自在にかつ油密状に 第2のピストン部材12aが嵌合しており、シリ

a, 16b, 16cが形成されており、これら凹 溝16a、16b、18cの外周側端には貫通孔 33m,33b,33cが形成されている。ま た、ポス3部分には、その中央部に機械加工によ り段付き孔17cが黄道形成されており、また該 段付き孔を挟んだ反対側にそれぞれ弓状の凹穴1 7 a. 17bが鶴抜きにより形成されている。そ して、段付き孔17cは前記中央凹溝18cに連 通しており、また凹穴17a,17bの先端は前 記回溝 1 6 a, 1 6 b, 1 6 c に それぞれ 速 遠 し、かつその異例はめくられになっていると共 に、第5図に詳示するように外周側から機械加工 された速通凹溝7a.7bにそれぞれ速通してい る。更に、リヤカバー1の表面1aには、前記凹 湖 1 6 a. 1 6 b. 1 6 c、四大 1 7 a. 1 7 b 及び段付き孔17c、貫通孔33a,33b,3 3 0 を囲むように、圧力逃し溝20 が無端状に形 成されており、かつ該逃し湯20の所定位置には カバー1の裏面16に貫通するように細孔21… が穿殺されている。また、リヤカバー1の所定位

置には名数のリベット孔35…が形成されてお り、かつこれらリベット孔35に係止したリベッ ト38により、リヤカバーの表面1aにカバーブ レート19が固定され、該カバープレート19に より、前記凹溝16a,16b,16cが抽路と して構成される。また、リヤカバー1をアクスル ケース18に固定することにより、そのポス3の 段付き孔17cに入力韓2が回転自在に支持され ると共に、ポス外周面に好節材26が油密状に嵌 押し、かつ設好部材26に形成した孔26m,2 6 b を介して、前配連通凹溝7 a. 7 b がそれぞ れ前記第1及び第2の油圧アクチュエータ11。 12に逃遁し、また中央段付き孔170が入力戦 2に形成した潤滑用油孔13に速通する。一方、 凹海外周側の貫通孔33a,33b,33cがア クスルケース15に形成した油路にそれぞれ遅遠 し、該油路はバルブボディの油圧回路に連過し て、所定油圧が供給される。

本実施例は以上のような構成からなるので、バ ルブポディの油圧回路からの油圧が、ケース 1 5

消16 b により構成される油路、油穴17 b 、連通凹溝7 b 及び縛部材の孔 2 6 b を介して第2の 流圧アクチュエータ1 2 に供給される。これにより、第2のピストン部材1 2 a が伸長して、第2のクラッチ C a を接続して、入力軸 2 にサンギヤ2 7 S を連結する。なおこの際、凹溝18 a 。 1 6 b , 1 6 c と カバーブレート1 9 との間からリークした油は、周囲の圧力造し溝20 に導かれ、更に細孔21からケース15 内に戻される。

そして、 第4 図に示すように、 流量を増大すべく、 油路の 断面積を増加しようとする場合、 破線で示すように 凹溝 1 6 … の幅を広げればよく、 極めて 簡単にかつ 自動変速機の軸方向 寸法を増加することなく対応し得る。

また、第5図に示すように、鋳抜きによる抽穴 17a、17bの形状は、月形等の任意な形に設 定でき、該油穴の繋を増大することにより、連通 凹溝7a、7bとの速通面積を増大でき、ボス3 の怪を増加することなく、流量を増大し得る。

また、凹溝16 a, 16 b, 18 cは、第2図

の油路を介して速宜質通孔33 a. 33b. 33 cに供給される。例えば、貫通孔33cには潤滑 油圧が常に供給され、更に該油圧は凹溝16cに より構成される油路及び取付き孔17cを介し て、入力軸2に形成された潤滑油孔13に供給さ れ、そして各潤滑箇所に供給される。また、貫通 孔33aには車輌前進時にライン圧が供給され、 更に該抽圧は凹溝16aにより構成される油路、 油欠17a、遮通凹溝7a及び鍔部材の孔26a を介して第1の油圧アクチュエータ11に供給さ れる。そして、該油圧アクチュエータ11への油 圧供給に基づき、第1のピストン部材11aが伸 長して第1のクラッチC」を接続し、入力軸2に リングギャ27Rを連結する。なおこの際、第1 のピストン部材11aの伸長に伴って無2のピス トン部材12ab軸方向に動くが、第1のピスト ン部材11aと共に第2のクラッチC。も軸方向 に移動するので、第2のクラッチC。が接続され ることはない。一方、貫通孔33日には前進直結 時及び後進時にライン圧が供給され、該油圧は凹

に示すように対称形に限らず、第6図及び第7図に示すように、鏡抜きにより自由に屈曲し得、他の油路とのシール性を確保できると共に、油穴17a,17b,17c及び貫通孔33a.33b,33cの配列を自由に設定し得る。

(ト) 発明の効果

以上説明したように、本発明によると、リヤカ バー (1) に形成する油器を、鋳抜きによる凹溝

特閉平1-312269 (5)

(16 a), (16 b), (16 c)及びカバー 部材(19)により構成したので、油路の断面積 を、カバー(1)を軸方向に膨ますことなく自由 に設定でき、自動変速機(25)の軸方向寸法を 増加することなく、流量の変化に容易に対応する ことができる。

また、ポス部(3)に形成した油穴(17a),(17b)も鋳抜きにより任意な形状に設定できるので、連通凹溝(7a),(7b)との連通面積を、ポス部(3)の径を増大することなく、自由に設定でき、流量変化に容易に対応することができる。

更に、凹溝(16a)、(16b)、(16 c)は自由に曲げることができるので、油路の配置、並びに導入部分及び供給部分との配列を自由に設定でき、更に油路の数等を含めて、設計の自由度を大幅に向上することができる。

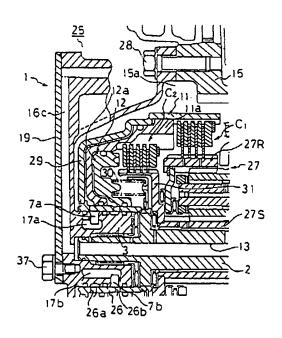
また、従来のように、ドリルによる長い孔加工を必要とせず、またメクラ栓をする必要もなく、 鋳抜きによる凹溝(16…)をカバー部材(1

出職人 アイシン・エィ・ダブリュ株式会社 代理人 近島 一夫 9) にて 質をすれば足り、生産性を大幅に向上することができる。

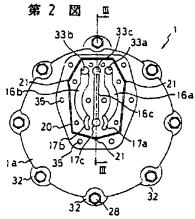
更に、凹溝(16…)及び袖穴(17…)の周囲に、圧力逃し溝(20)を設けると、簡単な構成にてリーク油が外部に独出することを防止できる。

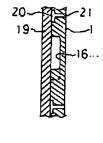
4. 図面の簡単な説明

第1図

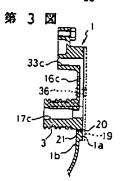


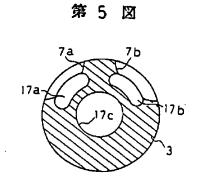
特開平1-312269 (6)



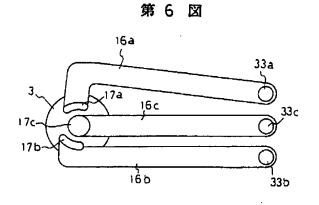


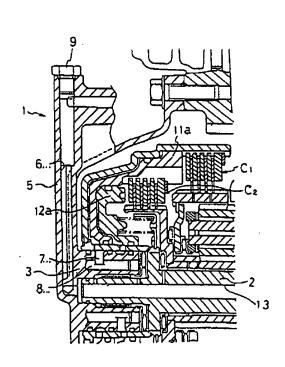
第4 図

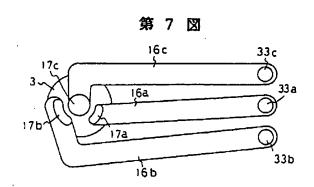




第 8 図

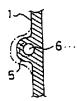






特開平1-312269 (7)

第 9 図



第 11 図

第 10 図

